

(19) 世界知的所有権機関
国際事務局(43) 国際公開日
2006年1月12日 (12.01.2006)

PCT

(10) 国際公開番号
WO 2006/003879 A1

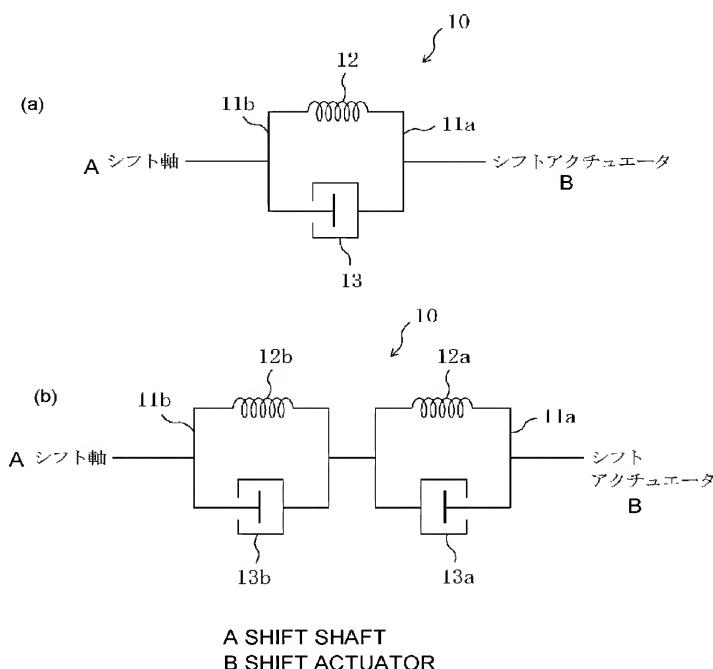
(51) 国際特許分類⁷: F16H 63/18, 61/28
 (21) 国際出願番号: PCT/JP2005/011804
 (22) 国際出願日: 2005年6月28日 (28.06.2005)
 (25) 国際出願の言語: 日本語
 (26) 国際公開の言語: 日本語
 (30) 優先権データ:
 特願2004-195632 2004年7月1日 (01.07.2004) JP
 (71) 出願人(米国を除く全ての指定国について): ヤマハ発動機株式会社 (YAMAHA HATSUDOKI KABUSHIKI KAISHA) [JP/JP]; 〒4388501 静岡県磐田市新貝2500番地 Shizuoka (JP).

(72) 発明者; および
 (75) 発明者/出願人(米国についてのみ): 小杉 誠 (KOSUGI, Makoto) [JP/JP]; 〒4388501 静岡県磐田市新貝2500番地 ヤマハ発動機株式会社内 Shizuoka (JP). 村山 拓仁 (MURAYAMA, Takuji) [JP/JP]; 〒4388501 静岡県磐田市新貝2500番地 ヤマハ発動機株式会社内 Shizuoka (JP).
 (74) 代理人: 手島勝 (TESHIMA, Masaru); 〒5300047 大阪府大阪市北区西天満5丁目9番11号ヤスダEC西天満ビル6階 Osaka (JP).
 (81) 指定国(表示のない限り、全ての種類の国内保護が可能): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KM, KP, KR, KZ, LC, LK,

/ 続葉有 /

(54) Title: OPERATION FORCE TRANSMISSION MECHANISM AND SADDLE-RIDING-TYPE VEHICLE

(54) 発明の名称: 作動力伝達機構および鞍乗型車両



(57) Abstract: [PROBLEMS] An operation force transmission mechanism where an existing shift control device can be used, which can be easily installed, and which can be simply maintained. [MEANS FOR SOLVING PROBLEMS] An operation force transmission mechanism (10) is provided between a shaft actuator and a shift shaft. The operation force transmission mechanism (10) has a first connection section (11a) and a second connection section (11b) connected to each other so as to be relatively movable in the direction of slide, urging means (12) for urging the first and second connection sections (11a, 11b) to the neutral position, and a stopper mechanism (13) which, when the first and second connection sections (11a, 11b) relatively move from the neutral position against the urging force of the urging means (12), stops the relative movement. By the construction above, when the shift actuator is moved by a stroke of a predetermined amount, the operation force transmission mechanism (10) relatively moves against the urging force of the urging means (12) until the first or the second connection section (11a, 11b) is stopped by the stopper mechanism (13), and then the first and second connection sections (11a, 11b) move as one.

11b) is stopped by the stopper mechanism (13), and then the first and second connection sections (11a, 11b) move as one.

(57) 要約: 【課題】既存のシフト制御装置を利用できると共に、設置が容易で、メンテナンスも簡単に行うことができる作動力伝達機構を提供することを目的とする。【解決手段】互いにスライドする方向に相対移動可能に連結された第1の連結部11a及び第2の連結部11bと、第1及び第2の連結部11a、11bを中立位置に付勢する付勢手段12と、第1又は第2の連結部11a、11bが、中立位置から付勢手段12の付勢力に抗し

/ 続葉有 /

WO 2006/003879 A1



LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NA, NG, NI, NO, NZ, OM, PG, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SM, SY, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.

(84) 指定国(表示のない限り、全ての種類の広域保護が可能): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, NA, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU,

IE, IS, IT, LT, LU, MC, NL, PL, PT, RO, SE, SI, SK, TR), OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

添付公開書類:
— 國際調査報告書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語のガイダンスノート」を参照。

明 細 書

作動力伝達機構および鞍乗型車両

技術分野

[0001] 本発明は、鞍乗型車両の変速シフトを電気的に制御するシフト制御装置において、シフトアクチュエータの作動力をシフト軸に伝達する作動力伝達機構、及び鞍乗型車両に関する。

背景技術

[0002] 従来の足踏み式のシフトペダルを用いない電気的制御を行うシフト制御装置として、シフトスイッチから出力される変速指令信号に基づいてシフトアクチュエータ(電動モータ)を作動させることにより、トランスミッションのシフト軸を回転させ、シフトチェンジを行なうものがある。

[0003] ところで、足踏み式のシフトペダルによるシフトチェンジでは、トランスミッションにおけるドッグの離脱、係合がスムーズにいかない場合であっても、シフト操作を繰り返すことによって、最終的にシフトチェンジを完了させることができるが、電気的制御によるシフト制御装置においては、ドッグの離脱、係合が円滑にいかなかつた場合、スムーズなシフトチェンジができないことがある。

[0004] このような問題に対して、シフトカムの角度をフィードバックして、シフトアクチュエータの動作角を調整する方法があるが、シフトスピードが遅くなり、また装置も複雑になるという問題がある。

[0005] また、シフトアクチュエータを、予め決められた角度まで、所定の時間で動作させる場合、ドッグ当たり時でもシフトアクチュエータは動作し続けるので、ドッグの連れ回しは解消されない。このドッグの連れ回しは、例えば、シフトアクチュエータとシフト軸の間にスプリングを備えた作動力伝達機構を入れることによって解消することができるが、ドッグ抜きに必要な荷重を、スプリングで得られなければ、ドッグ抜けができなくなるという問題が生じる。また、シフトアクチュエータのストローク量を増やす必要があり、シフトスピードも遅くなる。

[0006] このような課題に対して、シフトアクチュエータとシフト軸の間に、弾性部材で構成さ

れた作動力伝達機構(ロストモーション機構)を設ける技術が、特許文献1に記載されている。このロストモーション機構は、シフトアクチュエータの出力軸とシフト軸との間に設けられた減速歯車機構と、シフト軸との間に介在され、シフトアクチュエータに過負荷が加わることを防止するものである。そして、過負荷に伴う弾性部材の弾性変形後において、その弾性復元力でシフト軸を回転駆動する際、減速歯車機構の慣性マスの影響を受けずにシフト軸をスムーズに回転駆動することができて、変速シフト操作をスムーズに行うことができる。

[0007] なお、電気的制御によるシフト制御装置ではないが、足踏み式のシフトペダルによるシフトチェンジをスムーズに行なわせる技術が、特許文献2に記載されている。すなわち、シフトペダルとシフト軸の間の連結機構の一部を切り離し、この切離した両端を弾性部材を介して結合すると同時に、シフトペダルの半ストローク分の遊びを有するように結合したものである。これにより、ドッグの離脱にはシフトペダルの操作力が直接加わり得るようになり、また、ドッグの係合は常に弾性部材の弾力によって行なうことができ、スムーズなシフトチェンジが可能となる。

特許文献1:特許第3044498号公報

特許文献2:実公昭43-11555号公報

発明の開示

発明が解決しようとする課題

[0008] しかしながら、上記特許文献1及び特許文献2に記載された弾性部材を備えた作動力伝達機構は、共に回転式であるため、大きさが大きくなり、設置できる場所が制限される。また、設置場所の制限により、シフトアクチュエータのレイアウトの制約も大きいという問題があった。

[0009] 本発明は、かかる点に鑑みてなされたもので、スムーズなシフトチェンジを可能としつつ設置が容易な作動力伝達機構を提供することを目的とする。

課題を解決するための手段

[0010] 本発明の作動力伝達機構は、シフトアクチュエータを所定量ストロークさせてシフト軸を回転させシフト制御を行なう鞍乗型車両のシフト制御装置において、直線方向に相対移動可能に連結された第1の連結部及び第2の連結部と、第1及び第2の連

結部を中立位置に付勢する付勢手段と、第1又は第2の連結部が、中立位置から付勢手段の付勢力に抗して相対移動したとき、該相対移動を停止させるストッパ機構とを含む作動力伝達機構とを備え、該作動力伝達機構をシフトアクチュエータとシフト軸との間に介在させたことを特徴とする。

- [0011] ある好適な実施形態において、上記作動力伝達機構は、該作動力伝達機構の移動に対して抗力が働いた際、第1又は第2の連結部がストッパ機構により停止するまで、付勢手段の付勢力に抗して相対移動し、然る後、第1及び第2の連結部が一体となつて移動する。
- [0012] ある好適な実施形態において、上記第1の連結部および第2の連結部は、ロッドおよび該ロッドの一部を内部に収容する筒状部材で構成している。
- [0013] ある好適な実施形態において、上記付勢手段は、コイルスプリングで構成され、ロッドと筒状部材の間に配置されている。
- [0014] 上記ロッドは、径の異なる部位を有しており、径の大きい部位をスプリングの当接部とすることが好ましい。
- [0015] ある好適な実施形態において、上記筒状部材は、内面に段差が形成されており、その段差をストッパ機構の一部とする。
- [0016] ある好適な実施形態において、上記筒状部材は、内面及び外面を備えた複数の部材で構成される。
- [0017] ある好適な実施形態において、上記筒状部材は、複数の筒状部材を含む。
- [0018] ある好適な実施形態において、上記第1の連結部および第2の連結部は、それらの先端部が直線方向に重なるように配置されている。
- [0019] ある好適な実施形態において、上記シフトアクチュエータは、連結ロッドを介してシフト軸に連結されており、作動力伝達機構は、連結ロッドの途中に配設されている。
- [0020] 上記作動力伝達機構は、連結ロッドに保持されたケース内に設けられていることが好ましい。
- [0021] 上記作動力伝達機構は、エンジンケースの外部に配置されていることが好ましい。
- [0022] 本発明の鞍乗型車両は、上記作動力伝達機構を搭載した鞍乗型車両であることを特徴とする。

発明の効果

[0023] 本発明の作動力伝達機構によれば、ドッグが抜け難くなったり、ドッグ係合時にドッグあたりが発生しても、スムーズなシフトチェンジを行なうことができる。

[0024] また、上記構成による作動力伝達機構は、直線方向にスライドするように構成したので、大きさをコンパクトにでき、設置場所の選択が容易となる。シフト軸に対するシフトアクチュエータの位置を任意に決めることができる。

図面の簡単な説明

[0025] [図1](a)及び(b)は、本発明に係る作動力伝達機構の基本的な構成を概念的に示した図である。

[図2](a)～(e)は、本発明におけるシフトアクチュエータが所定量ストロークしたときの、作動力伝達機構10の動作を示した図である。

[図3](a)～(g)は、本発明における作動力伝達機構の具体的な構成、及びその動作を示した図である。

[図4]シフトアクチュエータのストローク長に対するシフト軸の回転角度を表したグラフである。

[図5]付勢力の異なるコイルスプリングを用いた場合の中立位置の設定の仕方について説明する図である。

[図6]本発明における自動二輪車を示す側面図である。

[図7]本発明におけるフトアクチュエータ等が配設されたエンジンの平面図である。

[図8]本発明におけるシフトアクチュエータ等が配設されたエンジンの側面図である。

[図9]本発明における本発明における変速機構を示す分解斜視図である。

[図10]本発明におけるシフトカム溝展開形状を示す図である。

[図11]本発明におけるシフトアクチュエータ等を示す側面図である。

[図12]本発明の実施形態に係る作動力伝達機構の通常の状態を示す図で、(a)は同作動力伝達機構の平面図、(b)は(a)のB-B線に沿う断面図、(c)は(a)のC-C線に沿う断面図である。

[図13]本発明の実施形態における作動力伝達機構の最短の状態を示す図で、(a)は同作動力伝達機構の平面図、(b)は(a)の断面図である。

[図14]本発明の実施形態における作動力伝達機構の最長の状態を示す図で、(a)は同作動力伝達機構の平面図、(b)は(a)の断面図である。

[図15]本発明の実施形態における作動力伝達機構を分割した状態を示す図である。

[図16]本発明の他の実施形態における作動力伝達機構の構成を示す図である。

[図17](a)及び(b)は、本発明の他の実施形態における作動力伝達機構の構成を示す図である。

[図18]本発明におけるエンジンコントロールユニット等を示すブロック図である。

符号の説明

[0026] 10 作動力伝達機構

11a 第1の連結部

11b 第2の連結部

12 付勢手段

12a 第1の付勢手段(コイルスプリング)

12b 第2の付勢手段(コイルスプリング)

13 スッパ機構

13a 第1のスッパ機構(スッパ部材)

13b 第2のスッパ機構(スッパ部材)

15 支持部材

16a 第1の開口部

16b 第2の開口部

151 エンジン

152 エンジンケース

155 変速機構

156 シフトフォーク

157 スライドロッド

158 シフトカム

159 シフト軸

160 ラチェット機構

- 161 シフトアーム
- 162 スッパプレート
- 164 作動力伝達機構
- 165 シフトアクチュエータ
- 166 ピニオンギア
- 167 連結ロッド
- 179 第1連結部
- 180 第2連結部
- 181 コイルスプリング(付勢手段)
- 182 スッパ部材(スッパ手段)
- 183 支持シャフト

発明を実施するための最良の形態

- [0027] 本発明の作動力伝達機構の具体的な構成を説明する前に、まず、本発明の基本的な概念を、図1～図3を参照しながら説明する。
- [0028] 図1(a)、(b)は、本発明の作動力伝達機構10の基本的な構成を概念的に示した図で、図1(a)は、付勢手段が1つの場合、図1(b)は、付勢手段が2つの場合の構成を示す。なお、通常、シフトアクチュエータは、連結ロッド等でシフト軸に連結されており、シフトアクチュエータを所定量ストロークさせてシフト軸を回転させ、該シフト軸の回転によりドッグの係脱を行うことによって、シフトチェンジが制御されるが、本作動力伝達機構10は、この連結ロッドの途中の任意の場所に配される。
- [0029] 図1(a)に示す作動力伝達機構10は、互いにスライドする方向に相対移動可能に連結された第1の連結部11a、及び第2の連結部11bと、第1及び第2の連結部11a、11bを中立位置に付勢する付勢手段12と、第1又は第2の連結部11a、11bが、中立位置から付勢手段12の付勢力に抗して相対移動したとき、該相対移動を停止させるスッパ機構13とで構成されている。
- [0030] また、図1(b)に示した作動力伝達機構10は、図1(a)に示した構成において、付勢手段12及びスッパ機構13を、それぞれ、第1及び第2の連結部11a、11bに対して配したもので、第1の連結部11aには、第1の付勢手段12aと、第1の連結部11aの

スライド方向の相対移動を停止させる第1のストッパ機構13aが、第2の連結部11bには、第2の付勢手段12bと、第2の連結部11bのスライド方向の相対移動を停止させる第2のストッパ機構13bがそれぞれ設けられている。

[0031] 次に、上記作動力伝達機構10の動作について、図2(a)～(e)を参照しながら説明する。なお、図1(b)に示した作動力伝達機構10の動作は、図1(a)に示した作動力伝達機構10の動作と基本的に同じものなので、ここでは、図1(a)に示した作動力伝達機構10の動作について説明を行なう。

[0032] 図2(a)～(e)は、シフトアクチュエータが所定量ストロークしたときの、作動力伝達機構10の動作を示したものである。

[0033] 図2(a)は、付勢手段12の付勢力により、第1の連結部11a及び第2の連結部11bが、作動力伝達機構10の中立位置に保持された状態を示す。シフトアクチュエータが所定量ストロークして、シフトアップ又はシフトダウンが完了した後、シフトアクチュエータは、所定の位置に戻るが、そのとき、中立位置がずれると、次のシフトアップ又はシフトダウン時に、シフト軸の回転によるドッグの離脱、係合の位置がずれ、円滑なシフトチェンジが損なわれることがある。従って、付勢手段12の付勢力を予め設定し、中立位置がずれないよう規制しておく必要がある。

[0034] この状態で、変速指令信号に基づいてシフトアクチュエータが作動し、所定量のストロークが開始すると、図2(a)に示すように、シフトアクチュエータ側(図の右側)から、作動力伝達機構10に対して矢印の向きの作動力F1が加わる。このとき、作動力伝達機構10のシフト軸側で、作動力伝達機構10の移動に対して何らかの抗力R1が働くと(具体例は後述)、図2(b)に示すように、付勢手段12(例えば、圧縮スプリング等)が縮み、その結果、第1の連結部11aが、中心位置から相対移動する。そして、第1の連結部11aは、図2(b)に示すように、ストッパ機構13により停止するまで、付勢手段12に抗して相対移動する。

[0035] 第1の連結部11aの相対移動が停止すると、図2(c)に示すように、今度は、第1の連結部11a及び第2の連結部11bが一体となって移動する。このときは、作動力伝達機構10は、いわばリジッドな状態で移動することになるので、抗力R1に抗して移動することができ、シフト軸の回転に実効的に作用する。

[0036] 次に、図2(d)に示すように、作動力伝達機構10の移動に対する抗力R1の作用がなくなると、付勢手段12の付勢力により、第1の連結部11aは中立位置に戻ろうとし、作動力伝達機構10は、シフトアクチュエータのストロークによる移動を続ける。

[0037] さらに、再び、作動力伝達機構10の移動に対して何らかの抗力R2が働くと(具体例は後述)、図2(d)に示すように、付勢手段12が縮み、その結果、図2(b)と同様に、第1の連結部11aは、ストッパ機構13により停止する手前まで、付勢手段12に抗して相対移動する。そして、第1の連結部11aの相対移動が停止すると、第2の連結部11bは、付勢手段12により、抗力R2に向かって付勢されることになる。そして、抗力R2がなくなると、第2の連結部11bは、付勢手段12の付勢力により、移動することになる。

[0038] 以上、説明したように、第1の連結部11a及び第2の連結部11bが互いに連結した作動力伝達機構10は、付勢手段12とストッパ機構13との協動により、作動力伝達機構10の移動に対して何らかの抗力が生じた場合、一定期間、第1の連結部11a(又は第2の連結部11b)が相対移動することによって、その抗力を緩和するように働き、一定期間経過後は、第1の連結部11a及び第2の連結部11bが一体となって移動することによって、シフトアクチュエータの作動力をシフト軸に直接作用させることができる。

[0039] なお、上記伝導機構10の動作は、典型的な例を説明したもので、作動力伝達機構10に働く抗力の大きさや、その作用時間、あるいは、シフトアクチュエータのストローク長等によって、作動力伝達機構10の動作は種々に変わることになる。

[0040] 例えば、上記例において、作動力伝達機構10に働く抗力R1が短い時間しか作用しなかった場合には、付勢手段12が縮むことによる第1の連結部11aの相対移動は、ストッパ機構13による停止に至る前に、抗力R1の作用がなくなった時点で、第1の連結部11aが中立位置に戻ることもある。

[0041] また、シフトアクチュエータが逆方向にストロークした場合も、作動力伝達機構10の構成が、中立位置に対して対象構造になっているため、図2(a)～(e)に示した動作と基本的に同じ動作となる。

[0042] なお、上記の作動力伝達機構10の動作は、第1の連結部11a及び第2の連結部1

1bが、互いにスライドする方向に相対移動可能に連結された例で説明したが、第1の連結部11a及び第2の連結部11bが、互いに回転する方向に相対始動可能に連結していてもよい。

[0043] 以上は、作動力伝達機構10の概念的な構成、及びその動作の説明であったが、次に、作動力伝達機構10の具体的な構成、及びその動作を、実際のドッグの離脱及び係合と関連させて、図3及び図3を参照しながら説明する。

[0044] 図3(a)～(g)は、作動力伝達機構10の動作と、ドッグ機構の動作を示し、図4は、シフトアクチュエータのストローク長に対するシフト軸の回転角度を示す。なお、ここで説明する作動力伝達機構10は、付勢機構及びストッパ機構を、それぞれ第1及び第2の連結部に独立に設けた構成のものであるが、基本的な動作は、付勢手段及びストッパ機構が1つの構成のものと同じである。

[0045] 図3(a)は、第1の連結部11a及び第2の連結部11bが、中立位置に保持された状態の作動力伝達機構10を右側に示し、ドッグ20がギア21に係合された状態のドッグ機構を左側に示したものである。

[0046] 作動力伝達機構10の第1の連結部11aは、第2の連結部11bの開口部に挿入される格好で、スライド可能に連結され、第1の連結部11aの開口部16aには、付勢手段としての第1のコイルスプリング12a、及び第1のストッパ部材13aが配設されている。同じく、第2の連結部11bの開口部16bには、付勢手段としての第2のコイルスプリング12b、及び第2のストッパ部材13bが配設されている。

[0047] この状態で、シフトアクチュエータに変速指令信号が入ると、シフトアクチュエータは予め決められた所定量のストロークを開始する。通常、シフト軸には、「遊び」があるので、シフトアクチュエータの最初のストロークの際、シフト軸は遊び分回転する(図4の横軸に示した番号1から2)。

[0048] シフトアクチュエータがさらにストロークすると、ドッグの離脱が開始するが、図3(b)に示すように、ギア21に係合されたドッグ20の摩擦力によって、シフトアクチュエータの移動に対して抗力が働くので、シフトアクチュエータとシフト軸の間に介在した作動力伝達機構10は、第1の連結部11aに設けられた第1のコイルスプリング12aが縮み、その結果、第2の連結部11bが、中心位置から相対移動する。

[0049] そして、第2の連結部11bは、第1のストッパ機構13aが、第2の連結部11bの支持部材15の側壁に当接して停止するまで、第1のコイルスプリング12aに抗して相対移動する。この間のストローク(図4の横軸に示した番号2から3)においては、シフトアクチュエータのストロークに対し、シフト軸の回転は起こらない。

[0050] 次に、第2の連結部11bの相対移動が停止すると、今度は、図3(c)に示すように、第1の連結部11a及び第2の連結部11bが一体となって移動する。このときは、作動力伝達機構10は、いわばリジッドな状態で移動することになるので、この間のストローク(図4の横軸に示した番号3から4)においては、シフトアクチュエータの作動力が直接シフト軸に加わり、上記摩擦力に打勝って、ドッグ20はギア21から離脱する。

[0051] ドッグ20の離脱が完了すると、ドッグ20の摩擦力がなくなるので、図3(d)に示すように、第1のコイルスプリング12aの付勢力で、第2の連結部11bは中立位置に戻る。そして、ドッグ20の離脱後は、作動力伝達機構10の移動に対して、ほとんど抗力が働くかない状態でシフト軸が回転する(図4の横軸に示した番号4から5)。

[0052] 次に、図3(e)に示すように、ドッグ20が、ギア22に係合するとき、ドッグ当たりによる衝突力によって、シフトアクチュエータの移動に対して抗力が働くので、再び、図3(f)に示すように、第1の連結部11aに設けられた第1のコイルスプリング12aが縮み、その結果、第2の連結部11bが、中心位置から相対移動する。これにより、ドッグ当たりに際し、第1のコイルスプリング12aの弱い付勢力がドッグ20に作用することによって、ドッグ20のギア22への係合がスムーズに行なわれる(図4の横軸に示した番号5から6)。そして、ドッグ20のギア22への係合が完了すると、図3(g)に示すように、抗力がなくなるので、第1のコイルスプリング12aの付勢力で、第2の連結部11bは中立位置に戻る。

[0053] なお、シフトアクチュエータがフルストロークした場合にも、図3(f)に示すように、ドッグ当たり際し、第2の連結部11bの相対移動が、第1のストッパ機構13aで停止しないような隙間を設けておくことが好ましい。

[0054] 以上、説明したように、本発明の作動力伝達機構10を、シフトアクチュエータとシフト軸の間に介在させるとともに、互いに相対移動可能に連結された第1の連結部11a及び第2の連結部11bとで構成される作動力伝達機構10を介在させることによって、

シフトアクチュエータを所定量ストロークさせた際、ドッグの離脱は、ストップ機構13(13a、13b)により第1及び第2の連結部が一体となって強制的に行なわれ、ドッグの係合(ドッグ当たり時)は、第1又は第2の連結部が、付勢手段12(13a、13b)の付勢力に抗して相対移動する間に行なわれるので、スムーズなシフトチェンジを行なうことができる。

[0055] なお、上記説明では、ドッグの離脱は、第1及び第2の連結部が一体となって移動することにより行なわれたが、ドッグの摩擦力が小さい場合には、第1又は第2の連結部の相対移動により、ドッグ離脱が成功裏に行なわれることはもちろんである。

[0056] また、上記構成による作動力伝達機構は、既存のシフト制御装置とは独立に、スライドするように構成したので、シフト軸に対するシフトアクチュエータの位置を任意に決めることができる。

[0057] さらに、上記作動力伝達機構10を、シフトアクチュエータとシフト軸に連結された連結ロッドに保持することによって、容易に、エンジンケース外部に配置することができる。加えて、上記作動力伝達機構10を、当該連結ロッドに保持されたケース内に配置することによって、水、ほこりから有効に保護することができる。

[0058] ところで、図3に示した作動力伝達機構10において、第1の連結部11a及び第2の連結部11bに設けられた第1及び第2のコイルスプリング12a、12bに、同じ大きさのものを用いれば、中立位置の設定が比較的簡単であるが、意図的に付勢力の大きさを変える場合には、中立位置の設定に注意が必要となる。以下、図5を参照しながら、付勢力の異なるコイルスプリング12a、12bを用いた場合の、中立位置の設定の仕方について説明する。

[0059] まず、図5(a)に示すように、第1の連結部11aに設けられた第1のコイルスプリング12a(ばね定数:N1)の自由長をL1とし、第2の連結部11bに設けられた第2のコイルスプリング12b(ばね定数:N2)の自由長をL2とする。そして、図5(b)が、第1の連結部11a及び第2の連結部11bを中立位置に設定した状態であるとして、そのときの第1のコイルスプリング12aの設定長さをx、第2のコイルスプリング12bの設定長さをyとすると、以下の式が成り立つ。

$$x + y + a = z \quad (1)$$

$$N1 \times (L1 - x) = N2 \times (L2 - y) \quad (2)$$

この連立方程式(1)、(2)を解くことによって、第1のコイルスプリング12aの設定長さx、第2のコイルスプリング12bの設定長さyを決定することができる。

[0060] 以上、本発明に係る作動力伝達機構の基本的な構成について説明してきたが、その具体的な構成、及びその動作について、以下、図6～図17を参照しながら詳説する。

[0061] 図6は、本発明の作動力伝達機構を適用する自動二輪車の側面図である。図6中、符号140は、「鞍乗り型車両」としての自動二輪車で、前側に前輪141、後側に後輪142が設けられると共に、ハンドル143の後方には燃料タンク144、この後方にはシート145が配設され、更に、その燃料タンク144及びシート145の下側には、車体フレームに支持されてエンジン151が配設されている。

[0062] このエンジン151のエンジンケース152内には、図示していないがトランスミッションが配設され、このトランスミッションは4～6段の変速段数を持ち、ドッグクラッチ方式が採用されている。そして、エンジン151のクランク軸からの動力は、メインアクスルに伝えられ、各変速段のギヤ、ドッグを介してドライブアクスルへ伝えられるように構成されている。

[0063] そして、かかるトランスミッションの変速が、図9に示すような変速機構155により行われるようになっている。この変速機構155には、トランスミッションの摺動ギヤを規則的に動かすシフトフォーク156がスライドロッド157にスライド自在に設けられると共に、このシフトフォーク156をスライドさせるシフトカム158が回転自在に設けられている。

[0064] このシフトカム158には、周囲にカム溝158aが形成され、このカム溝158aは展開すると、図10に示すような形状に形成されており、このカム溝158aに沿ってシフトフォーク156がスライドするように構成されている。

[0065] また、このシフトカム158は、シフト軸159が回転されることにより、ラチェット機構160を介して回転されるようになっており、このラチェット機構160は、シフトカム158を一定間隔(角度)回転させ、シフトフォーク156を規則的に動かすもので、1段ずつ変速するための正逆両方向のラチェット機能を有している。このラチェット機構160のシフ

トアーム161は、シフト軸159の回転を伝えると同時に、シフト軸159のストロークを規制し、シフトカム158のオーバランも防止するようになっている。また、このラチェット機構160のストッププレート162は、シフトカム158を決められた位置に固定するものである。

[0066] そして、シフト軸159は、以下のような装置により、所定方向に回動されるようになっている。

[0067] すなわち、そのシフト軸159は、その先端部159aがエンジンケース152からエンジン外部まで突出され、この先端部159aに連結ロッド167の端部167bに連結されるとともに、連結ロッド167の途中に、作動力伝達機構164が配設され、この作動力伝達機構164を介してシフトアクチュエータ165の駆動力により、シフト軸159が回転されるようになっている。

[0068] そのシフトアクチュエータ165は、図7及び図8に示すように、エンジンケース152の上部側の側部に車両前後方向に沿って配設されている。そして、このシフトアクチュエータ165は、図11に示すように、回動軸の先端部にウォームギヤ165aが設けられ、このウォームギヤ165aにピニオンギア166が噛み合わされ、このピニオンギア166の中心軸から偏心した位置に連結軸166aが設けられている。

[0069] そして、この連結軸166aに、図7に示すように、上下方向に沿う連結ロッド167の一端部167aが回動自在に連結され、この連結ロッド167の他端部167bが、図8に示すように、シフト軸159に連結されている。

[0070] なお、連結ロッド167に連結した作動力伝達機構164は、図8に示すように、ケース190でカバーしておくことによって、水、ほこりから保護することができる。

[0071] この作動力伝達機構164は、図12乃至図15に示すように、第1、第2連結部179、180がスライド自在に設けられることにより、これら第1、第2連結部179、180が直線方向に相対移動可能に設けられ、これら第1、第2連結部179、180の間に、「付勢手段」としてのコイルスプリング181及びストップ部材182が配設されている。

[0072] この第1連結部179は、図15に示すように、基部179aに一対の板部179bが一定の間隔を持って固定され、これら両板部179bに、コイルスプリング181及びストップ部材182が配設される開口179cが形成されると共に、これらコイルスプリング181及

びストッパ部材182の抜け止めを行う抜け止め片179dが形成されている。

[0073] また、第2連結部180は、図15に示すように、基部180aに一枚の板部180bが固定され、この一枚の板部180bが、第1連結部179の一対の板部179bの間に挿入されるようになっている。また、この板部180bにも、第1連結部179の板部179bの開口179cと略同じ大きさの開口180cが形成されている。

[0074] そして、各板部179b, 180bの開口179c, 180c内にコイルスプリング181が収容されると共に、このコイルスプリング181内に、円柱形状のストッパ部材182が配設されている。このストッパ部材182には、支持シャフト183がスライド自在に挿通され、この支持シャフト183が各板部179bの間に配設されている。

[0075] このようなものにあっては、変速段数を例えば下げに行くときには、シフトアクチュエータ165を駆動させて作動力伝達機構164の第1, 第2連結部179, 180が圧縮される方向に移動させられると、図12に示す状態から図13に示す状態まで、コイルスプリング181がその付勢力に抗して圧縮させられる。この付勢力にて、シフト軸159が回転させられ、ドッグ抜け又はドッグ入りが行われる。

[0076] このドッグ入りが行われる場合には、タイミングが悪く、ドッグ同士が接触することにより、直ちに噛み合わない場合があるが、この場合でも、コイルスプリング181の比較的弱い付勢力がドッグに作用するため、ドッグ同士が強い力で衝突することがない。従って、各部品の破損等が防止されることとなる。その後、摺動ギヤが僅かに回動することにより、その付勢力によりドッグ同士が噛み合い、ドッグの噛み合いが確実に行われることとなる。

[0077] また、コイルスプリング181が弾性変形して圧縮されることにより、板部179bの開口179cと、板部180bの開口180cとの位置がずれて行き、第1, 第2連結部179, 180が直線方向の所定量相対移動した段階で、そのずれた開口179c, 180cの共通の開口幅と、ストッパ部材182の幅とが一致する。これにより、第1, 第2連結部179, 180の相対移動が停止され、第1, 第2連結部179, 180が一体となって移動し、ドッグ係止状態で、残留トルクにより抜け難い場合でも、強制的にドッグを抜くことができる。

[0078] 一方、変速段数を例えば上げに行くときには、シフトアクチュエータ165が駆動されて、第1, 第2連結部179, 180が離間する方向に相対移動させられる。すると、板部

179bの開口179cと、板部180bの開口180cとの位置が略一致した位置からずれて行き、コイルスプリング181が圧縮され、このコイルスプリング181の付勢力により、上述のようにドッグの噛み合いが確実に行われることとなる。

[0079] この状態から更に、コイルスプリング181が弾性変形して、板部179bの開口179cと、板部180bの開口180cとの位置がずれて行き、第1、第2連結部179、180が離間する方向へ所定量相対移動した段階で、そのずれた開口179c、180cの共通の開口幅と、ストップ部材182の幅とが一致する。これにより、第1、第2連結部179、180の相対移動が停止され、第1、第2連結部179、180が一体となって移動し、ドッグ係止状態で、残留トルクにより抜け難い場合でも、強制的にドッグを抜くことができる。

[0080] なお、第1連結部179及び第2連結部180、又はストップ部材182には、いろいろ構成が考えられるが、その一例を、図16、図17(a)、(b)に示す。

[0081] 図16に示した例は、第2連結部180がロッドをなし、第1連結部179が該ロッドの一部を内部に収容する筒状部材で構成されている。付勢手段としてのコイルスプリング181は、第1連結部(筒状部材)179と第2連結部(ロッド)180の間に配置される。また、第1連結部179の内部の側壁182a、及び第1連結部179の内面に設けられた段差182bが、それぞれ、第2連結部180が、第1連結部179に対して相対移動したときのストップ部材をなしている。

[0082] 例え、第2連結部180が第1連結部179に対して図16の右側に移動すると、第1連結部179の一部に埋め込まれたサークリップ190bによって、コイルスプリング181が圧縮され、第2連結部180の先端部が第1連結部179の内部の側壁(ストップ部材)182aに当接するまで相対移動する。

[0083] また、第2連結部180が第1連結部179に対して図16の左側に移動すると、第1連結部179の一部に埋め込まれたサークリップ190aによって、コイルスプリング181が圧縮され、第1連結部179の一部に埋め込まれたサークリップ190bが、第1連結部179の内面に設けられた段差(ストップ部材)182bに当接するまで相対移動する。

[0084] なお、第1連結部179及び第2連結部180を構成するロッドおよび筒状部材は、内部が中空でロッドを被えるものであれば、円形でも、矩形でも、異形でも何でも良い。また、ロッドは、径の異なる部位を有し、径の大きい部位をスプリングの当接部としても

よい。

[0085] さらに、筒状部材は、内面及び外面を備えた複数の部材で構成することもできる。例えば、ロッドの直線方向に沿って分割された複数の半筒状部材で構成しても良い。この場合、筒状部材は、複数の筒状部材を含む。

[0086] 次に、図17(a)に示した例は、第1連結部179の折り返された形状の先端部が、第2連結部180の開口部に挿入され、その開口部の側壁182a、182bをストッパ部材にしてものである。また、図17(b)に示した例は、第1連結部179と第2連結部180とで画定された開口部に、コイルスプリング181を付設し、第1連結部179に形成された凸部182aと、第2連結部180に形成された凹部182bとの嵌め合せでストッパ部材を構成している。

[0087] この例のように、第1の連結部179及び第2の連結部180は、それらの先端部が直線方向に重なるように配置したものである。

[0088] 図18は、本発明の作動力伝達機構164が搭載された自動二輪車の駆動制御の構成を示した図である。

[0089] すなわち、エンジン151の制御を行うエンジンコントロールユニット210が設けられ、このエンジンコントロールユニット210には、エンジン回転数センサ211、車速センサ212、クラッチアクチュエータ位置センサ(ポテンショセンサ)213、シフトアクチュエータ位置センサ214、ギヤポジションセンサ215、シフトアップを行うUPスイッチ216、シフトダウンを行うDOWNスイッチ217が接続され、これらからの検出値や操作信号が、エンジンコントロールユニット210に入力されるようになっている。そのUPスイッチ216及びDOWNスイッチ217は、ハンドル143に設けられている。

[0090] また、このエンジンコントロールユニット210は、クラッチアクチュエータ218、シフトアクチュエータ265、ギヤポジション表示部219、エンジン点火部220、燃料噴射装置221に接続され、各センサ211等からの信号により、それらを駆動制御するように構成されている。

[0091] ここでは、UPスイッチ216及びDOWNスイッチ217、シフトアクチュエータ位置センサ214、ギヤポジションセンサ215等からの信号がエンジンコントロールユニット210に入力され、このエンジンコントロールユニット210からの制御信号によりシフトアクチ

ュエータ165が駆動制御されるようになっている。

[0092] 以上、本発明を好適な実施形態により説明してきたが、こうした記述は限定事項ではなく、勿論、種々の改変が可能である。

[0093] なお、本発明におけるシフト制御装置は、図6に示した自動二輪車に搭載することによって、自動二輪車の走行において、スムーズなシフトチェンジを行なうことが可能となる。

[0094] なお、本願明細書における「自動二輪車」とは、モーターサイクルの意味であり、原動機付自転車(モーターバイク)、スクータを含み、具体的には、車体を傾動させて旋回可能な車両のことをいう。したがって、前輪および後輪の少なくとも一方を2輪以上にして、タイヤの数のカウントで三輪車・四輪車(またはそれ以上)としても、それは「自動二輪車」に含まれ得る。また、自動二輪車に限らず、本発明の効果を利用できる他の車両にも適用でき、例えば、自動二輪車以外に、四輪バギー(ATV:All Terrain Vehicle(全地形型車両))や、スノーモービルを含む、いわゆる鞍乗型車両に適用することができる。

[0095] また、「シフトアクチュエータ」としては、電気式や油圧式のものを用いることができ、「付勢手段」として、コイルスプリングの代わりに、他のスプリング、ゴムや樹脂等の弾性体等を用いることもできる。

[0096] 本発明は、上述したような優れた効果を発揮するものであるが、実際の鞍乗型車両への適用に当たっては、他の要件も含めた総合的な観点の下に、その具体的な態様の検討がなされる。

産業上の利用可能性

[0097] 本発明によれば、設置が容易で、メンテナンスも簡単に行なうことができる作動力伝達機構を提供することを目的とする。

請求の範囲

[1] シフトアクチュエータを所定量ストロークさせてシフト軸を回転させシフト制御を行なう鞍乗型車両のシフト制御装置において、
直線方向に相対移動可能に連結された第1の連結部及び第2の連結部と、
前記第1及び第2の連結部を中立位置に付勢する付勢手段と、
前記第1又は第2の連結部が、前記中立位置から前記付勢手段の付勢力に抗して
相対移動したとき、該相対移動を停止させるストッパ機構とを含む作動力伝達機構と
を備え、
該作動力伝達機構を前記シフトアクチュエータと前記シフト軸との間に介在させた
ことを特徴とする、作動力伝達機構。

[2] 前記作動力伝達機構は、該作動力伝達機構の移動に対して抗力が働く際、
前記第1又は第2の連結部が前記ストッパ機構により停止するまで、前記付勢手段
の付勢力に抗して相対移動し、
然る後、前記第1及び第2の連結部が一体となって移動することを特徴とする、請求
項1に記載の作動力伝達機構。

[3] 前記第1の連結部および第2の連結部は、ロッドおよび該ロッドの一部を内部に収
容する筒状部材で構成したことを特徴とする、請求項1に記載の作動力伝達機構。

[4] 前記付勢手段は、コイルスプリングで構成され、
前記ロッドと前記筒状部材の間に配置したことを特徴とする、請求項3に記載の作
動力伝達機構。

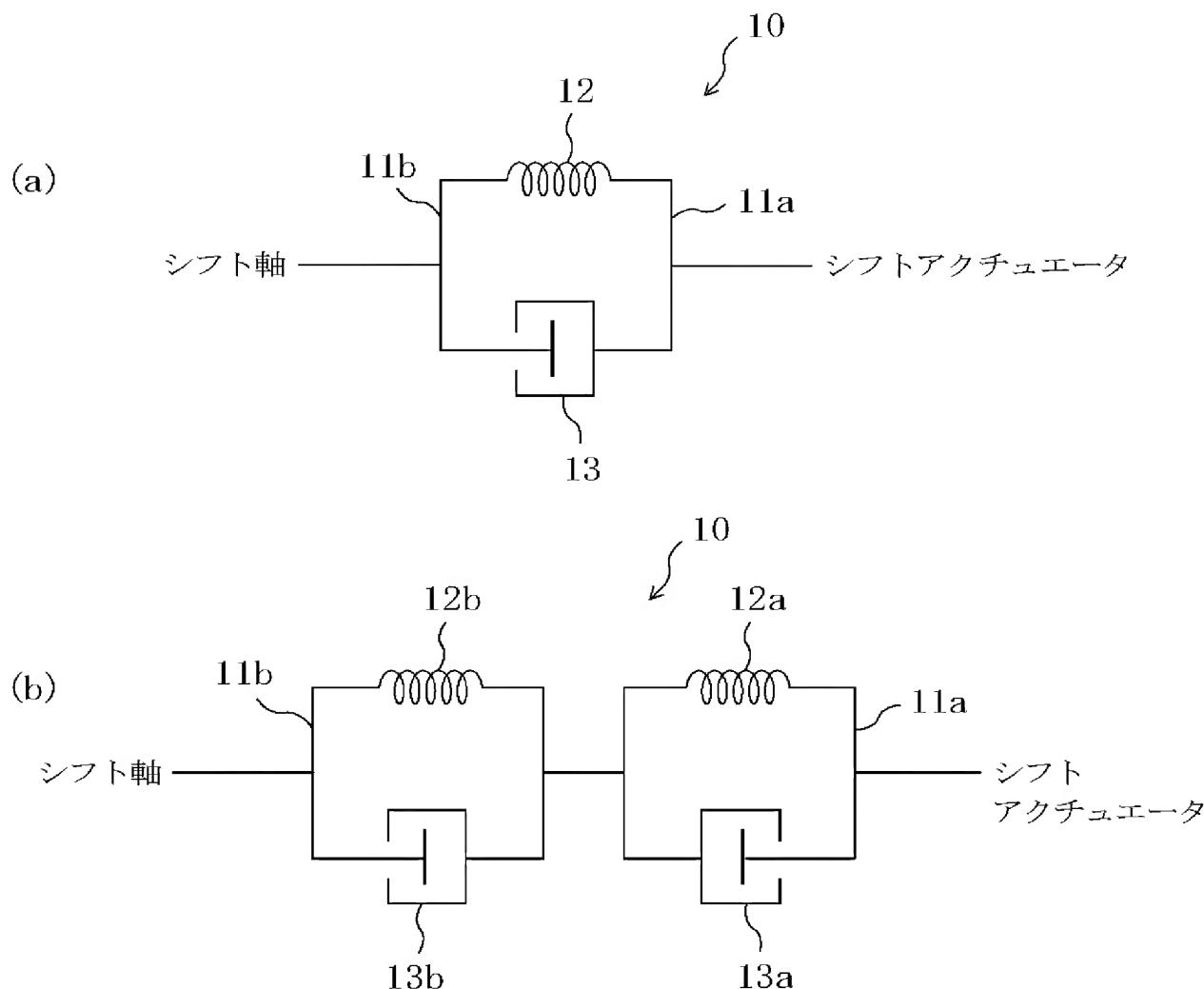
[5] 前記ロッドは、径の異なる部位を有しており、
径の大きい部位をスプリングの当接部としたことを特徴とする、請求項4に記載の作
動力伝達機構。

[6] 前記筒状部材は、内面に段差が形成されており、
その段差を前記ストッパ機構の一部としたことを特徴とする、請求項3に記載の作動
力伝達機構。

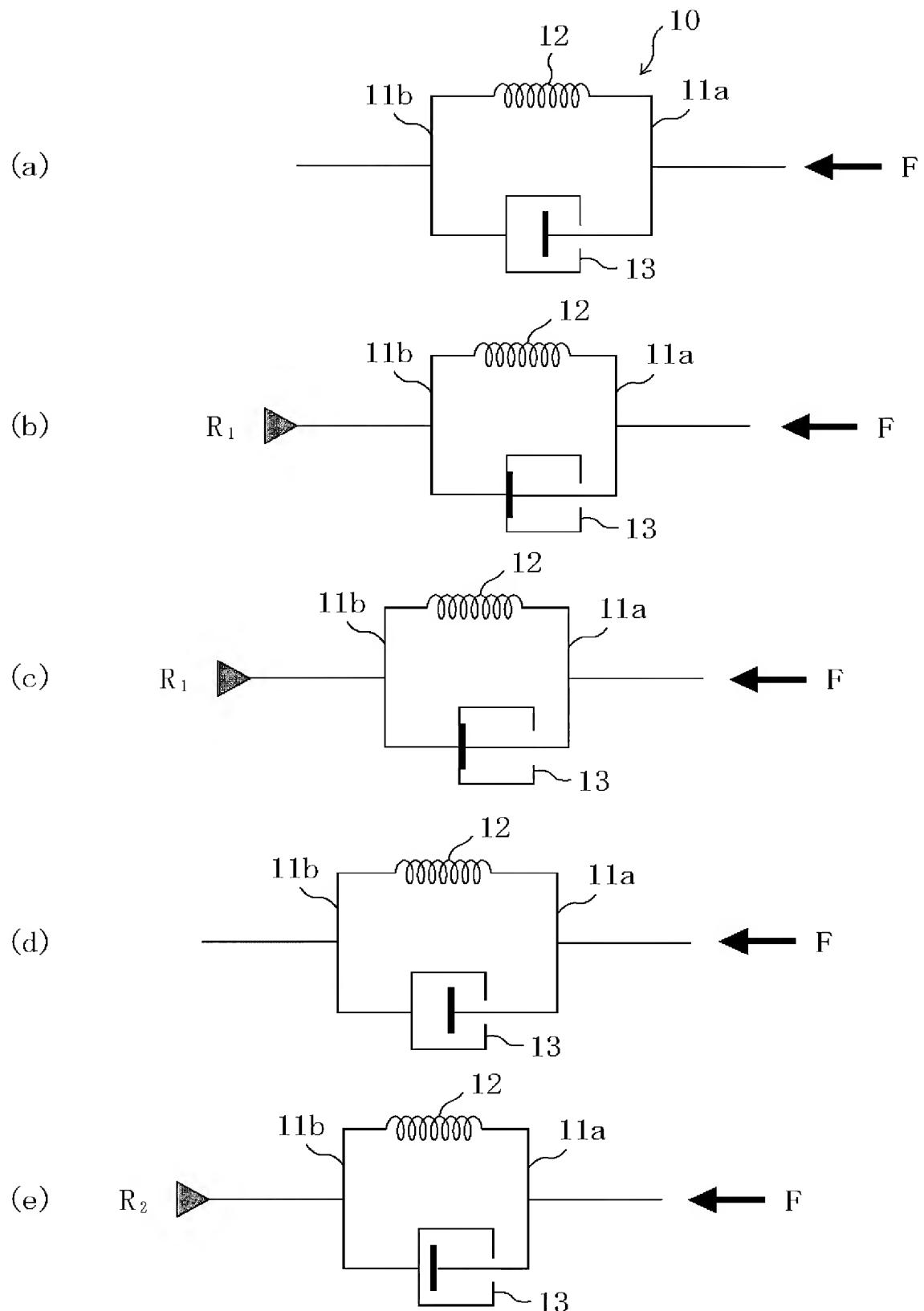
[7] 前記筒状部材は、内面及び外面を備えた複数の部材で構成したことを特徴とする
、請求項3に記載の作動力伝達機構。

- [8] 前記筒状部材は、複数の筒状部材を含むことを特徴とする、請求項7に記載の作動力伝達機構。
- [9] 前記第1の連結部および第2の連結部は、それらの先端部が直線方向に重なるように配置されていることを特徴とする、請求項1に記載の作動力伝達機構。
- [10] 前記シフトアクチュエータは、連結ロッドを介して前記シフト軸に連結されており、前記作動力伝達機構は、前記連結ロッドの途中に配設されていることを特徴とする、請求項1に記載の作動力伝達機構。
- [11] 前記作動力伝達機構は、前記連結ロッドに保持されたケース内に設けられていることを特徴とする、請求項10に記載の作動力伝達機構。
- [12] 前記作動力伝達機構は、エンジンケースの外部に配置されていることを特徴とする、請求項1に記載の作動力伝達機構。
- [13] 請求項1から12の何れか一つに記載の作動力伝達機構を搭載した鞍乗型車両。

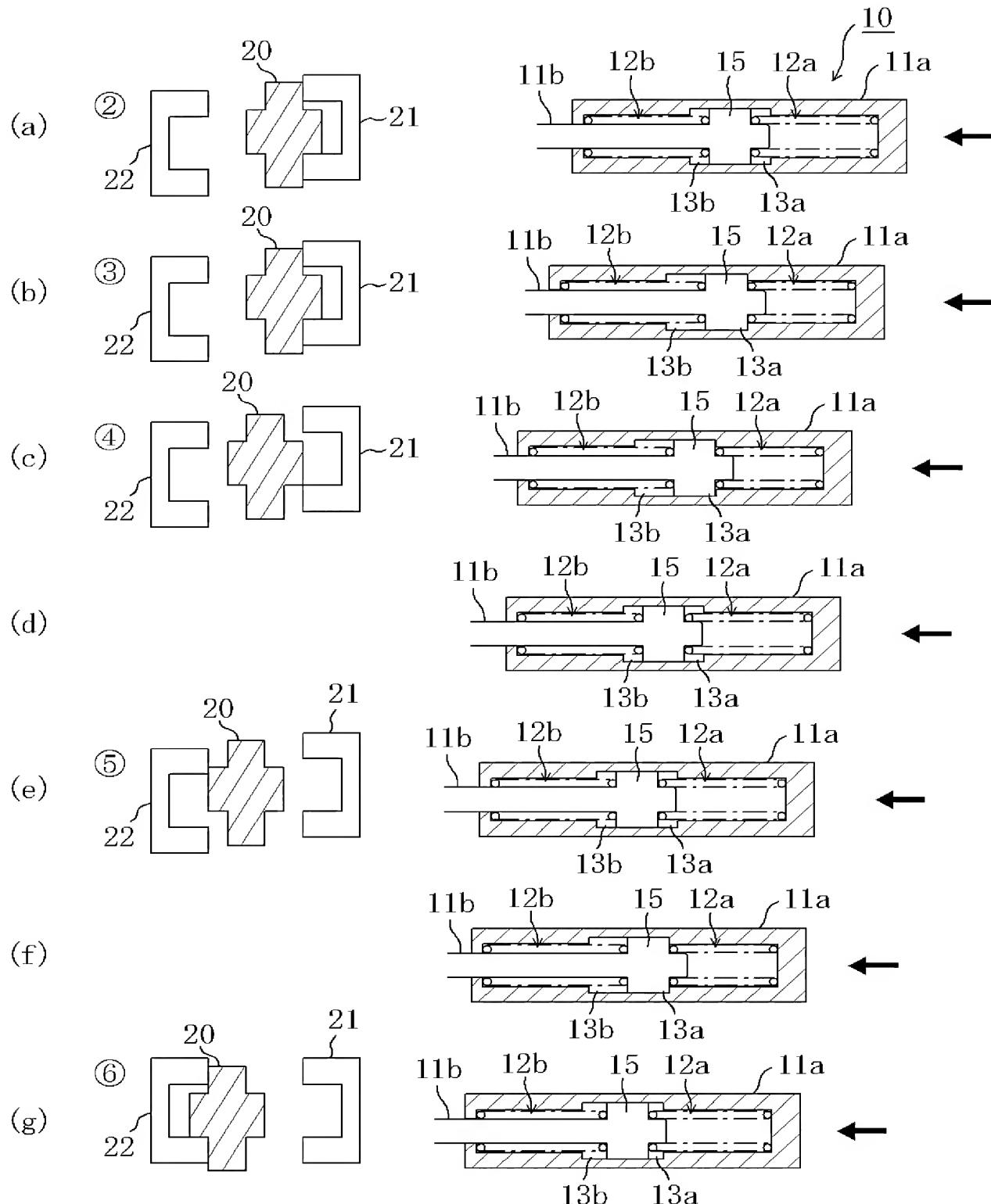
[図1]



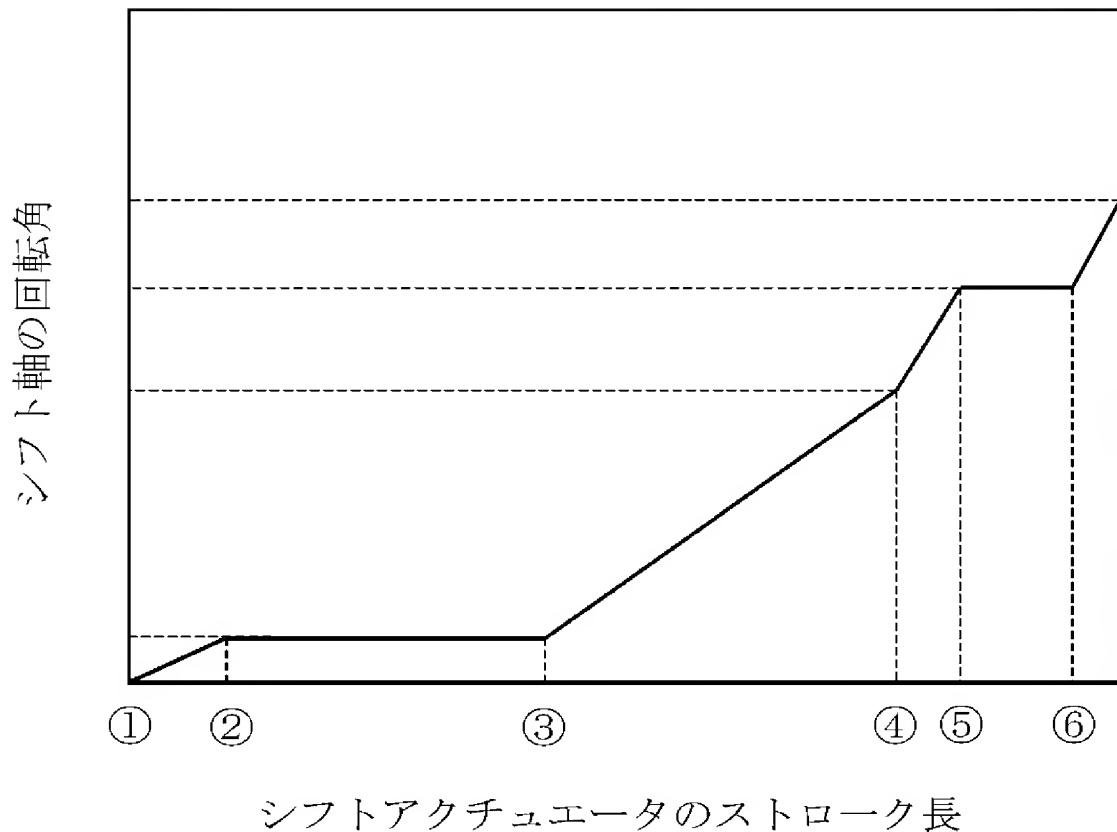
[図2]



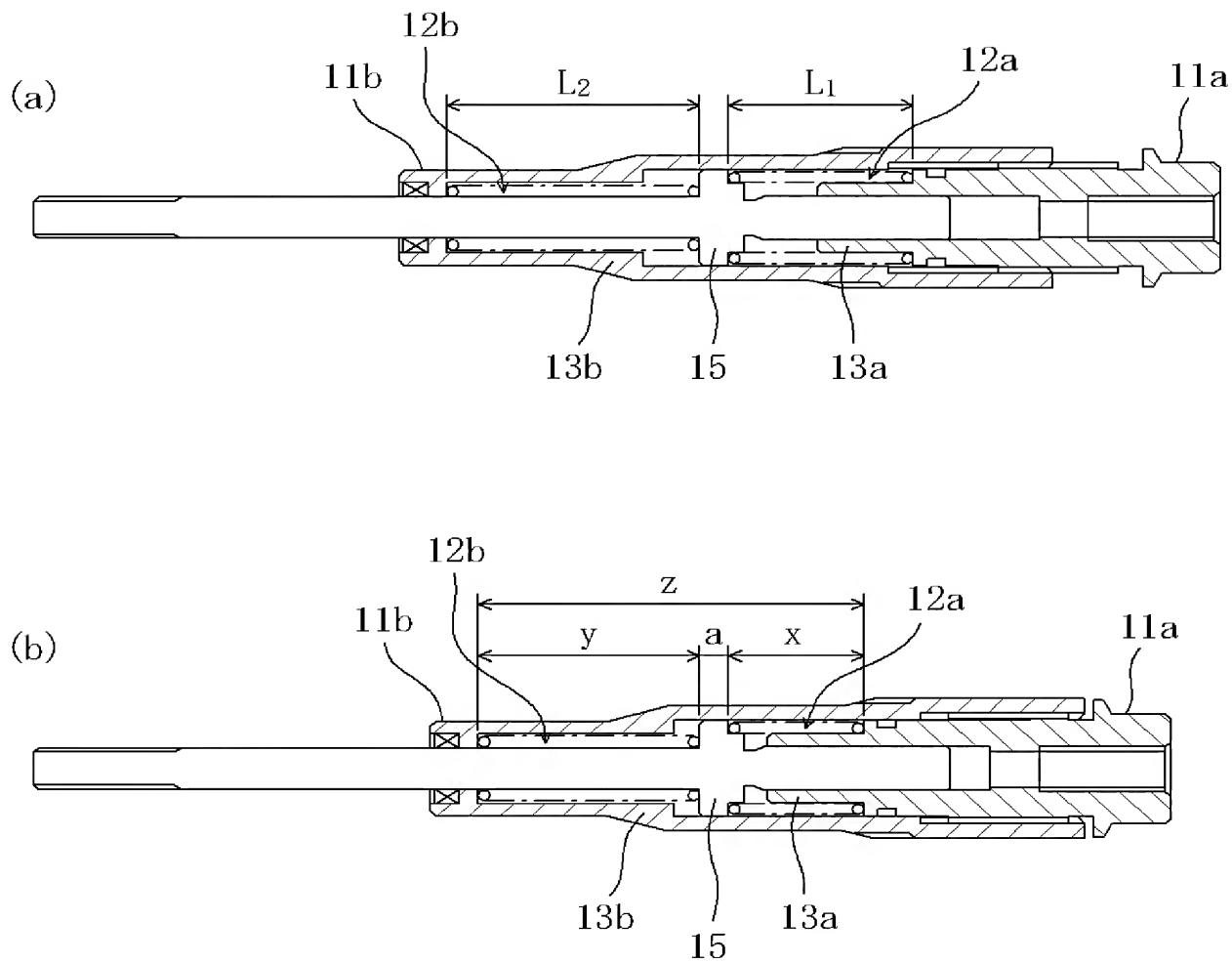
[図3]



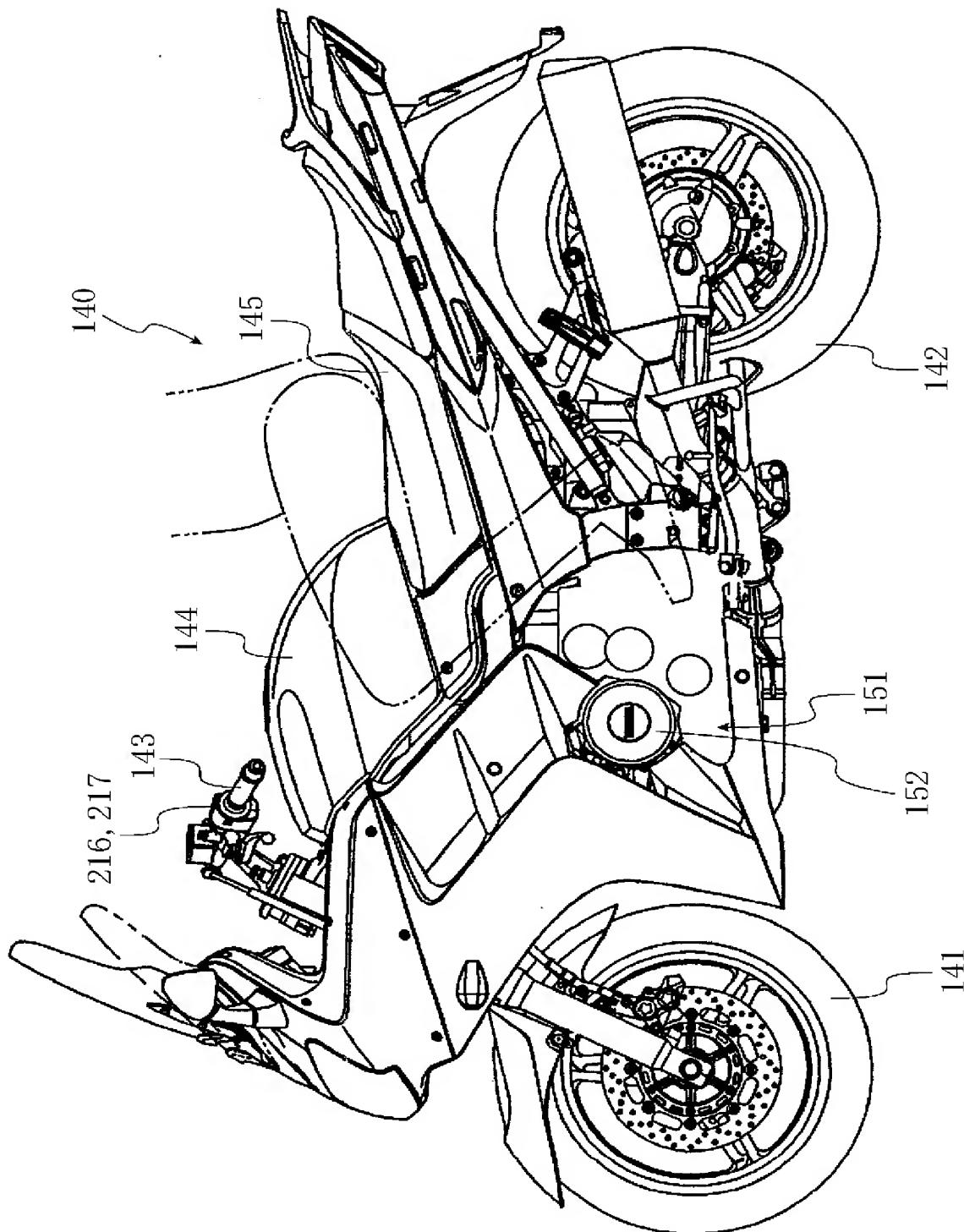
[図4]



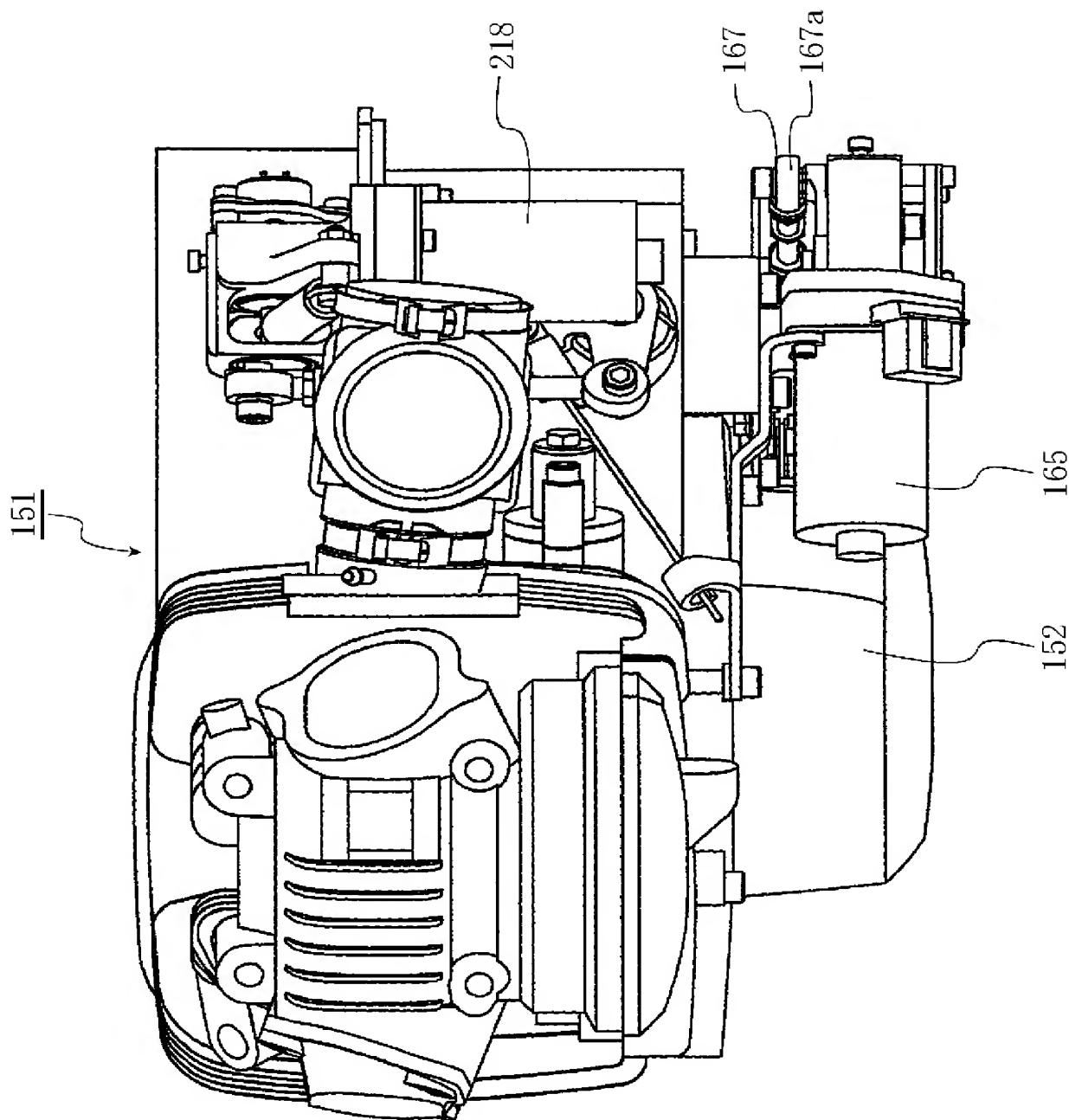
[図5]



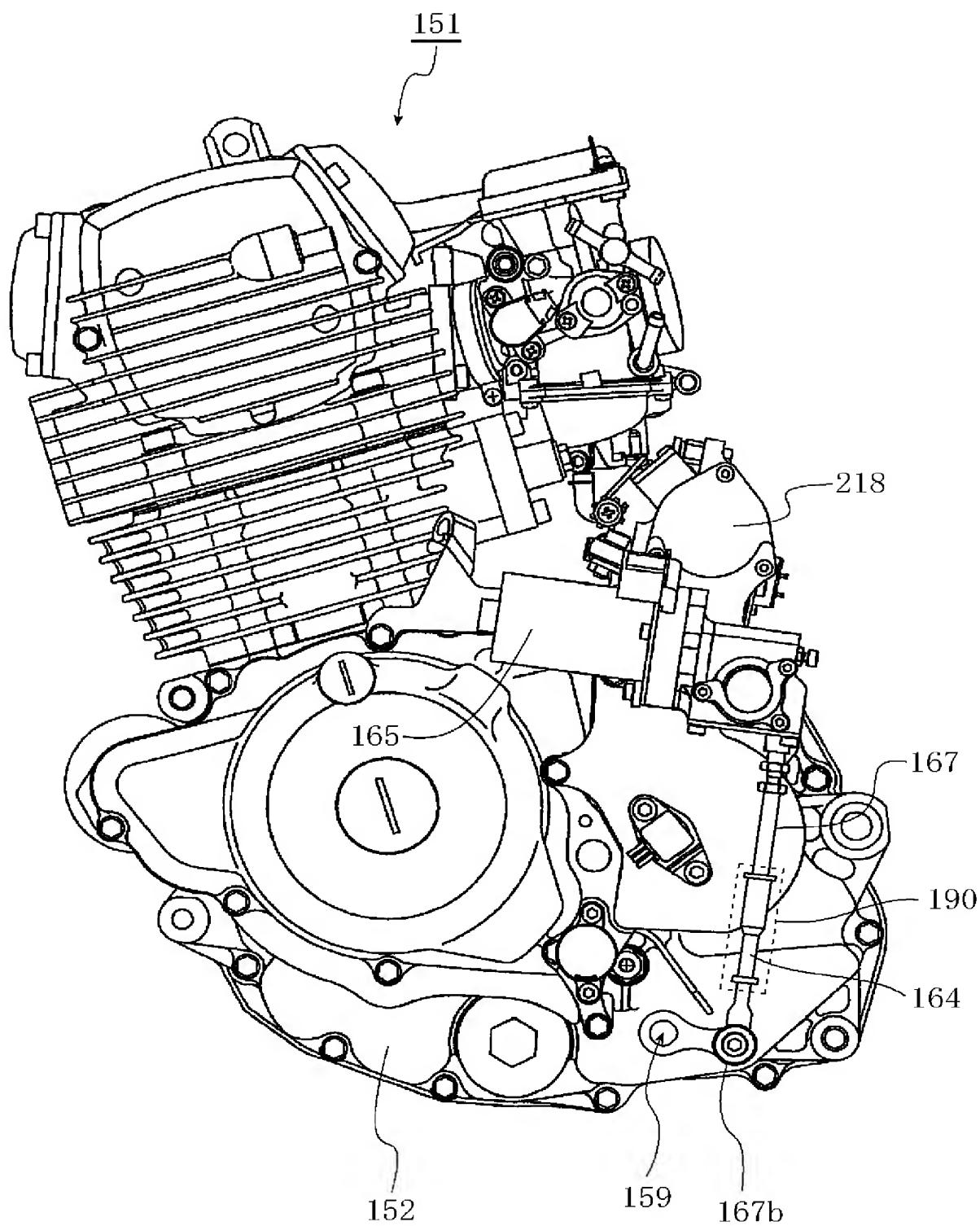
[図6]



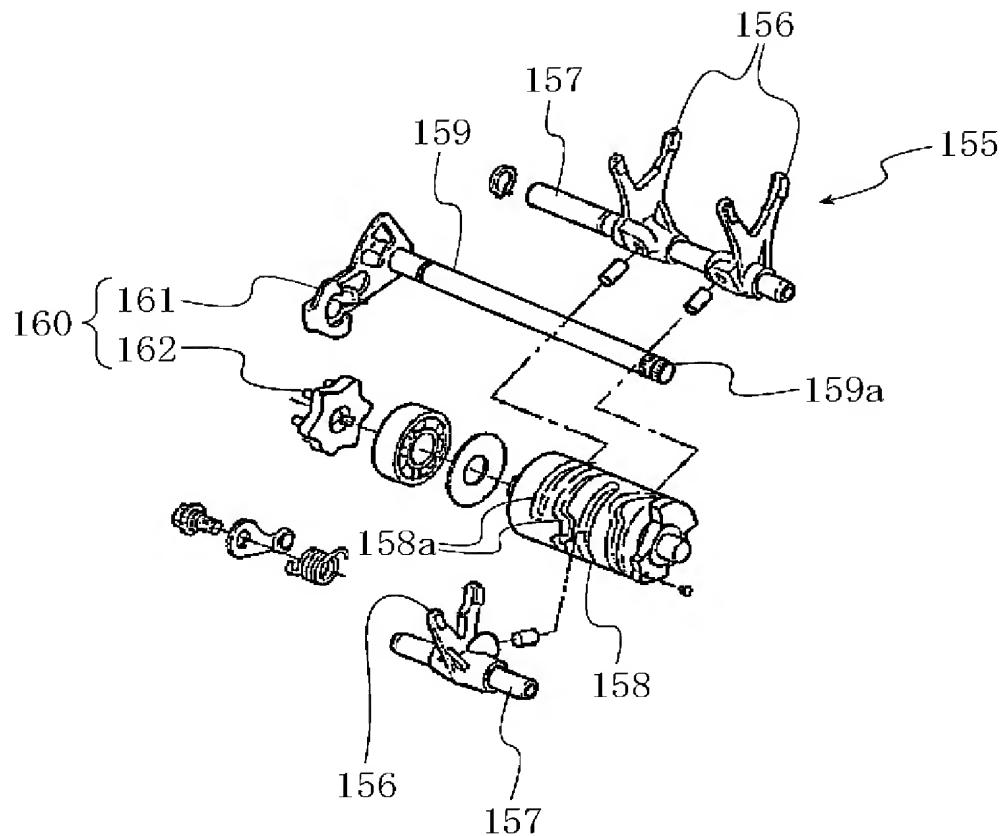
[図7]



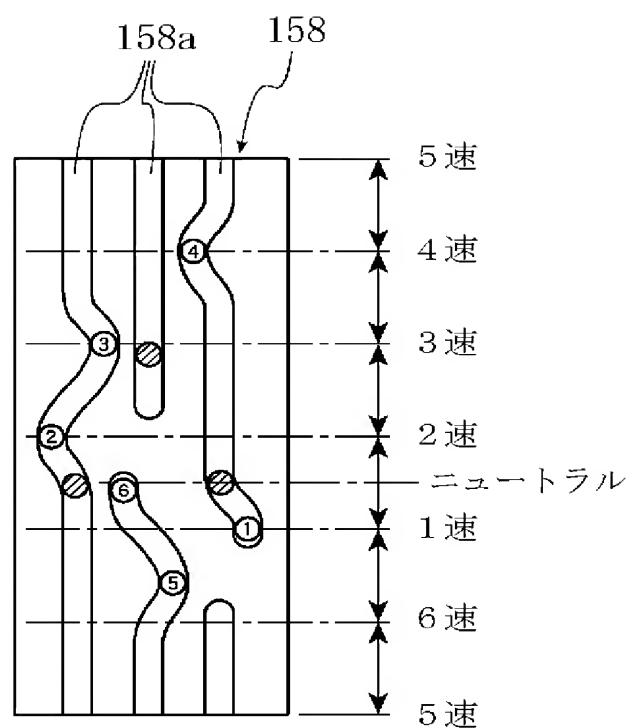
[図8]



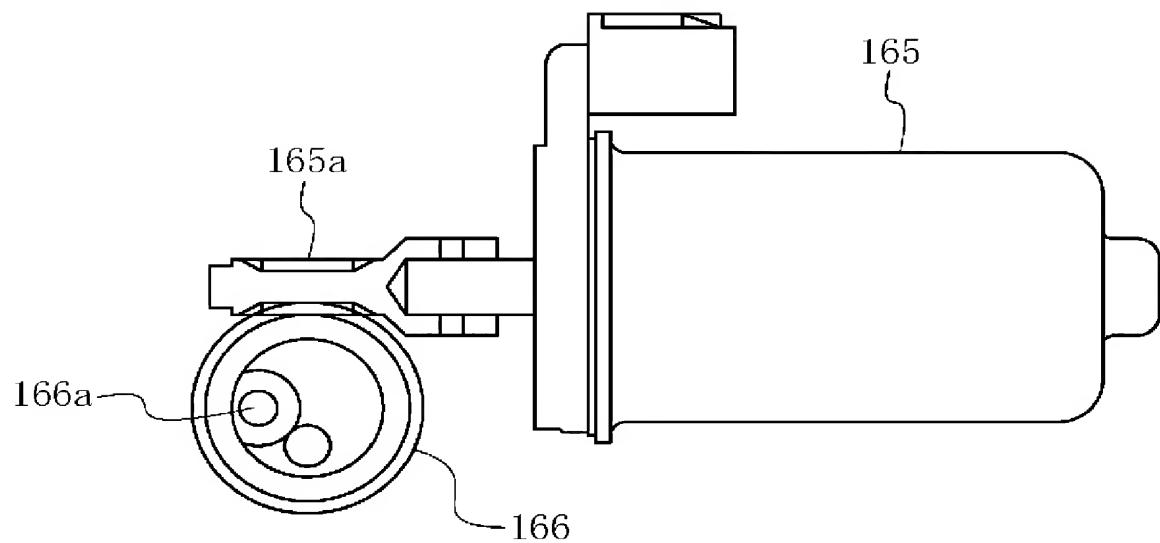
[図9]



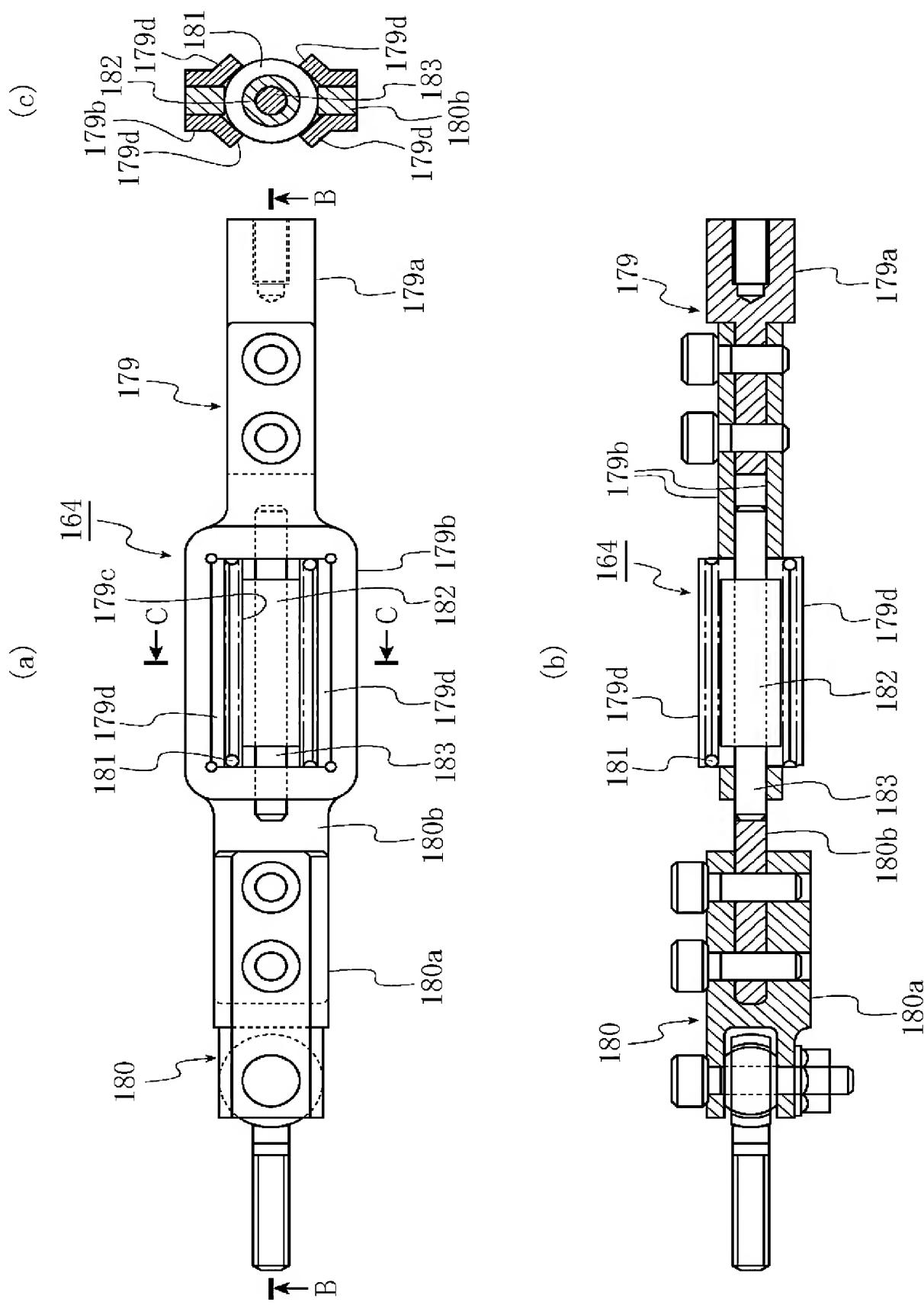
[図10]



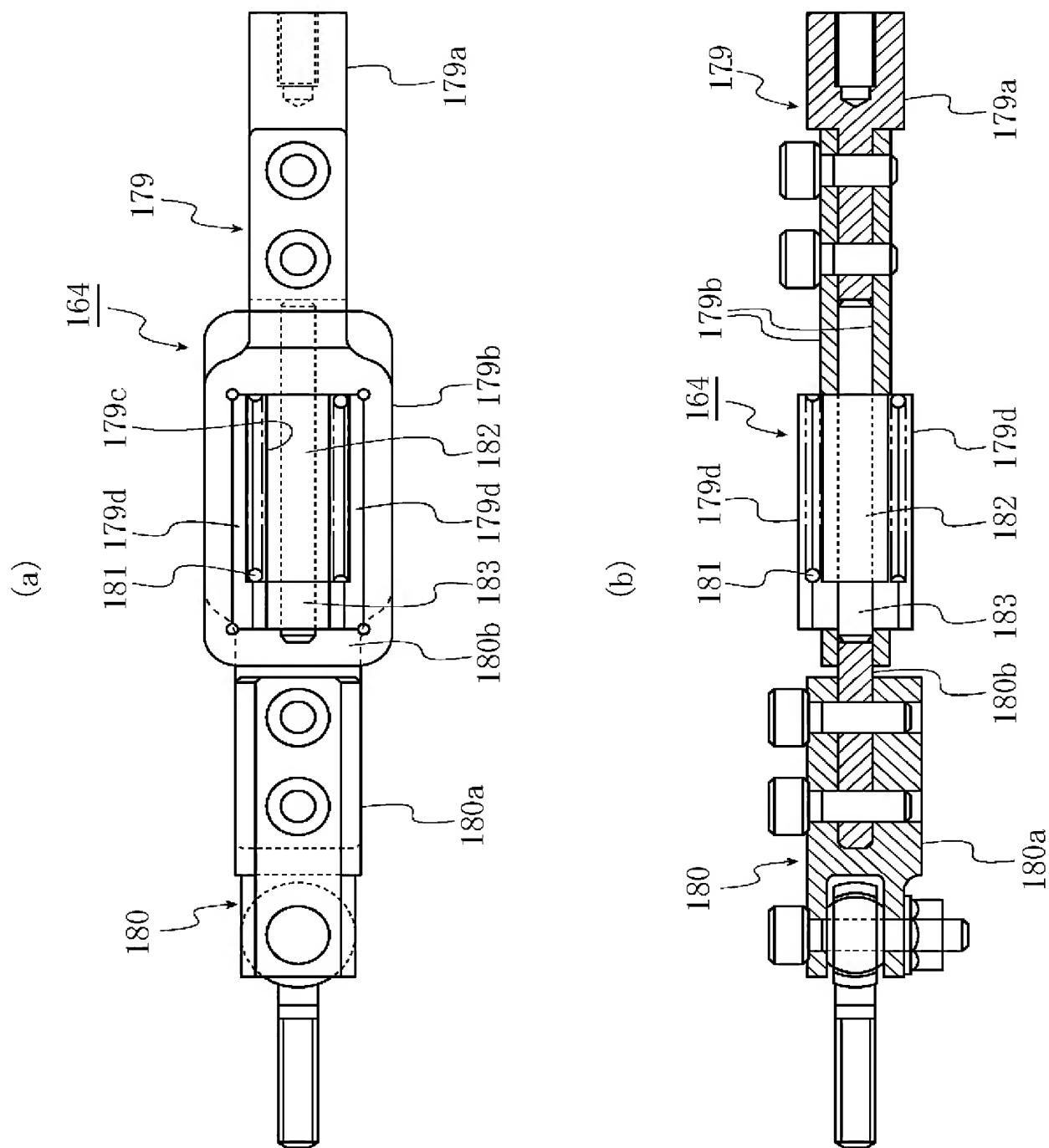
[図11]



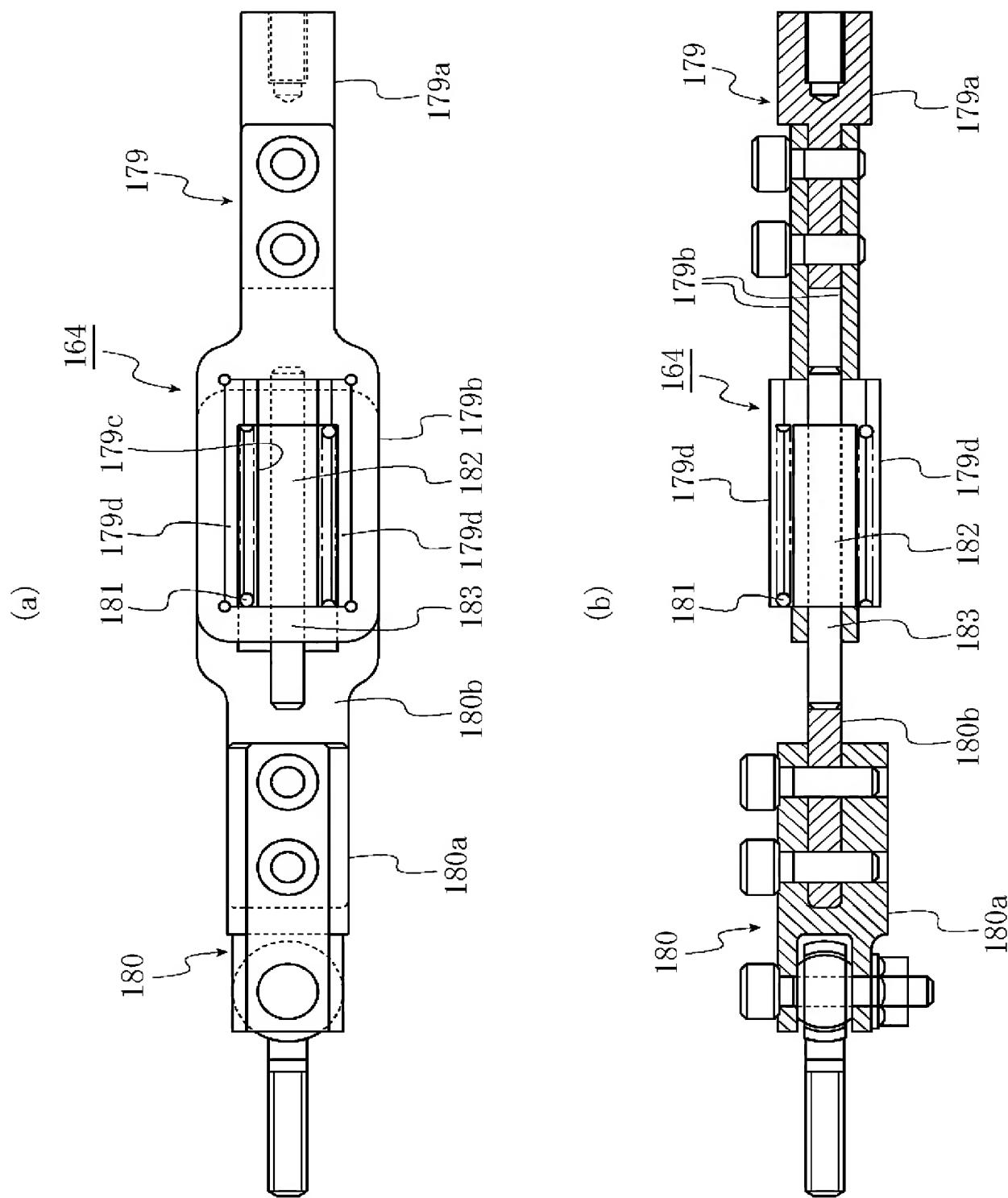
[図12]



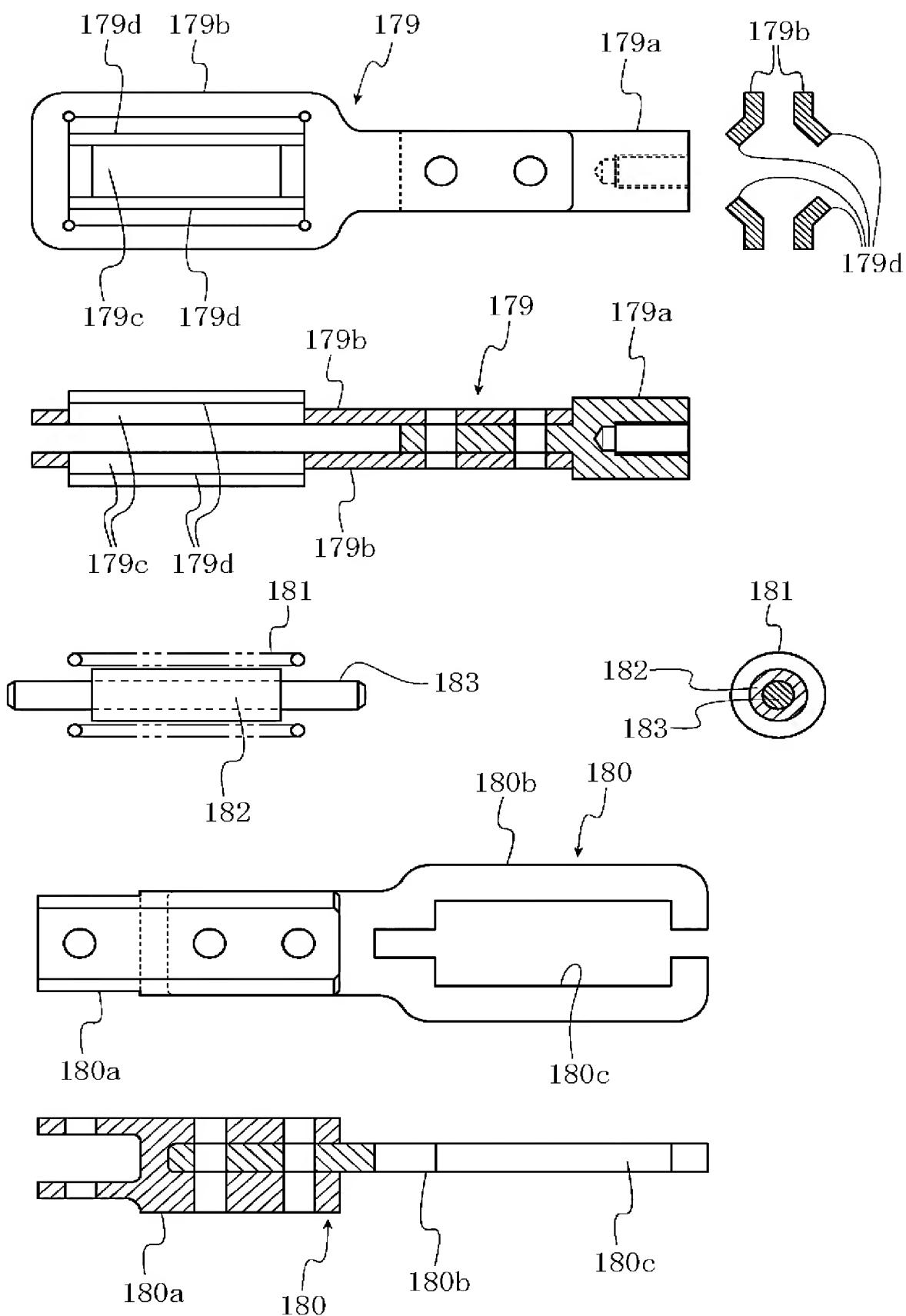
[図13]



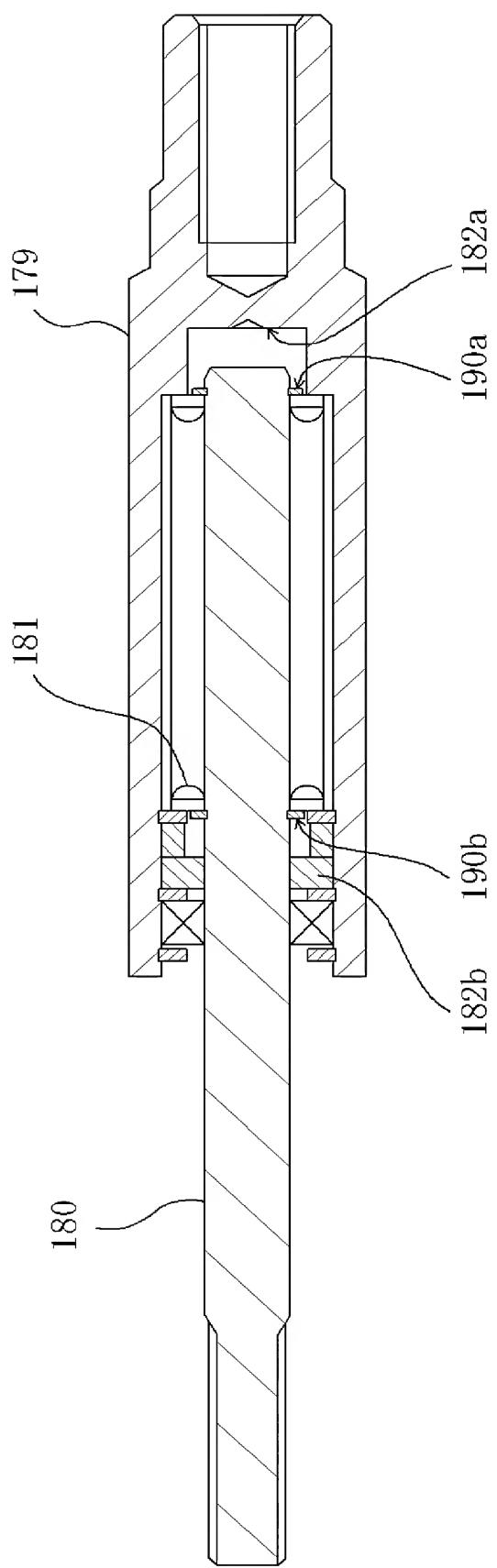
[図14]



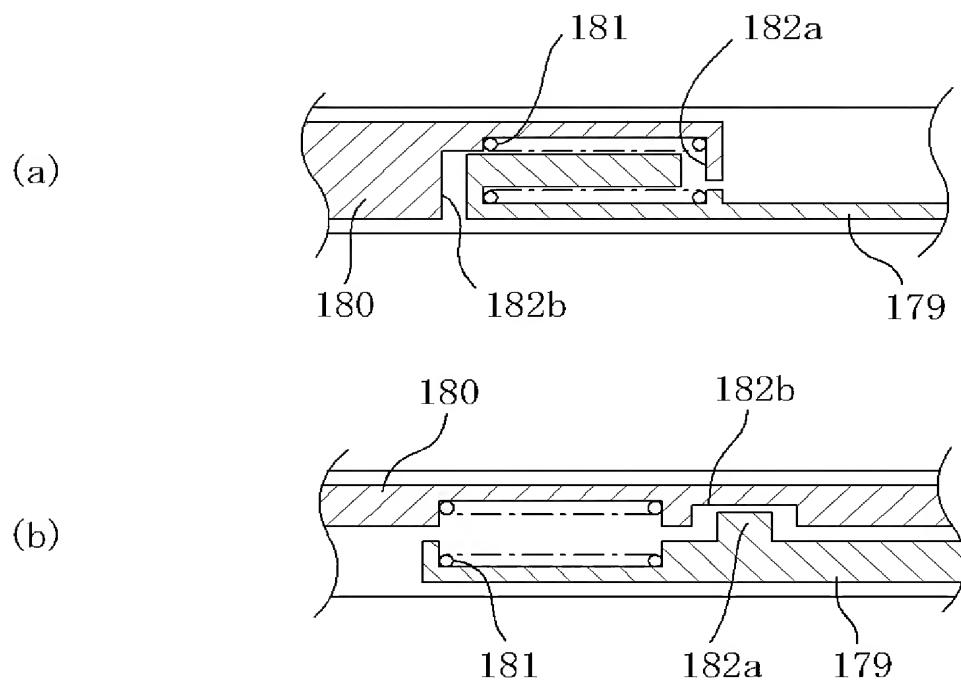
[図15]



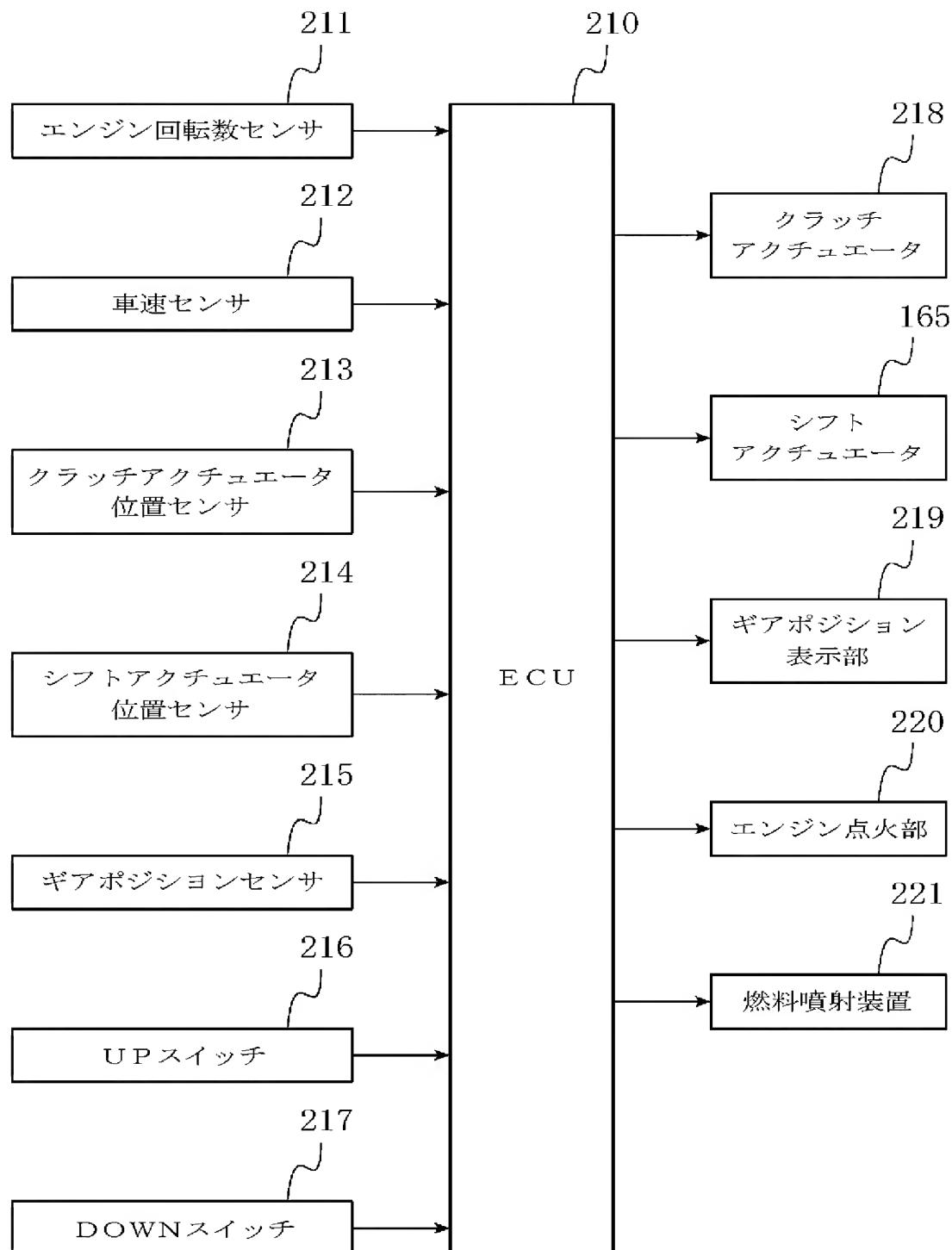
[図16]



[図17]



[図18]



INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2005/011804

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER
Int.Cl⁷ F16H63/18, 61/28

According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC

B. FIELDS SEARCHED

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)
Int.Cl⁷ F16H61/26-61/36, 63/00-63/38

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Jitsuyo Shinan Koho 1922-1996 Jitsuyo Shinan Toroku Koho 1996-2005
Kokai Jitsuyo Shinan Koho 1971-2005 Toroku Jitsuyo Shinan Koho 1994-2005

Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practicable, search terms used)

C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	JP 2-118269 A (Yamaha Motor Co., Ltd.), 02 May, 1990 (02.05.90), Page 4, upper left column, lines 4 to 11; upper right column, lines 10 to 18; Fig. 2 (Family: none)	1-13
Y	JP 5-39865 A (Honda Motor Co., Ltd.), 19 February, 1993 (19.02.93), Par. No. [0017]; Fig. 5 (Family: none)	1-13

 Further documents are listed in the continuation of Box C. See patent family annex.

* Special categories of cited documents:

- "A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance
- "E" earlier application or patent but published on or after the international filing date
- "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)
- "O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means
- "P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed

"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention

"X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone

"Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art

"&" document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search
14 September, 2005 (14.09.05)Date of mailing of the international search report
04 October, 2005 (04.10.05)Name and mailing address of the ISA/
Japanese Patent Office

Authorized officer

Facsimile No.

Telephone No.

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2005/011804

C (Continuation). DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	JP 3-172675 A (Iseki & Co., Ltd., Kobe Steel, Ltd.), 26 July, 1991 (26.07.91), Page 4, lower left column, line 3 to lower right column, line 19; Figs. 1, 6, 7 & US 5086896 A & EP 429801 A2 & KR 9311564 B	1-13
Y	JP 2002-243034 A (Isuzu Motors Ltd.), 28 August, 2002 (28.08.02), Par. No. [0013]; Fig. 1 & US 2002/96009 A1 & US 2003/230158 A1 & EP 1225374 A2	4-9
Y	JP 62-110532 A (Fuji Tekkosho Kabushiki Kaisha, Nissan Motor Co., Ltd.), 21 May, 1987 (21.05.87), Page 4, upper left column, lines 8 to 13; Fig. 1 (Family: none)	11
A	US 1500878 A (John F. KRUCHTEN), 08 July, 1924 (08.07.24), Full text; Fig. 6 (Family: none)	1-13
A	EP 490730 A1 (Michel, Robert), 17 June, 1992 (17.06.92), Full text; Fig. 5 & DE 69113224 C & FR 2670265 A1	1-13

A. 発明の属する分野の分類 (国際特許分類 (IPC))

Int.Cl.⁷ F16H63/18, 61/28

B. 調査を行った分野

調査を行った最小限資料 (国際特許分類 (IPC))

Int.Cl.⁷ F16H61/26-61/36, 63/00-63/38

最小限資料以外の資料で調査を行った分野に含まれるもの

日本国実用新案公報	1922-1996年
日本国公開実用新案公報	1971-2005年
日本国実用新案登録公報	1996-2005年
日本国登録実用新案公報	1994-2005年

国際調査で使用した電子データベース (データベースの名称、調査に使用した用語)

C. 関連すると認められる文献

引用文献の カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号
Y	JP 2-118269 A (ヤマハ発動機株式会社) 1990.05.02, 第4ページ左上欄第4-11行, 同ページ 右上欄第10-18行, 第2図 (ファミリーなし)	1-13
Y	JP 5-39865 A (本田技研工業株式会社) 1993.02.19, 段落【0017】,【図5】 (ファミリーなし)	1-13

 C欄の続きにも文献が列挙されている。 パテントファミリーに関する別紙を参照。

* 引用文献のカテゴリー

「A」特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を示す
もの「E」国際出願日前の出願または特許であるが、国際出願日
以後に公表されたもの「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行
日若しくは他の特別な理由を確立するために引用す
る文献 (理由を付す)

「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献

「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願

の日の後に公表された文献

「T」国際出願日又は優先日後に公表された文献であって
出願と矛盾するものではなく、発明の原理又は理論
の理解のために引用するもの「X」特に関連のある文献であって、当該文献のみで発明
の新規性又は進歩性がないと考えられるもの「Y」特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以
上の文献との、当業者にとって自明である組合せに
よって進歩性がないと考えられるもの

「&」同一パテントファミリー文献

国際調査を完了した日

14.09.2005

国際調査報告の発送日

04.10.2005

国際調査機関の名称及びあて先

日本国特許庁 (ISA/JP)

郵便番号 100-8915

東京都千代田区霞が関三丁目4番3号

特許庁審査官 (権限のある職員)

富岡 和人

3J 3623

電話番号 03-3581-1101 内線 3328

C(続き) 関連すると認められる文献	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号
Y	JP 3-172675 A (井関農機株式会社, 株式会社神戸製 鋼所) 1991. 07. 26, 第4ページ左下欄第3行一同ページ 右下欄第19行, 第1図, 第6図, 第7図 & US 5086896 A & EP 429801 A2 & KR 9311564 B	1-13
Y	JP 2002-243034 A (いすゞ自動車株式会社) 2002. 08. 28, 段落【0013】、【図1】 & US 2002/96009 A1 & US 2003/230158 A1 & EP 1225374 A2	4-9
Y	JP 62-110532 A (株式会社 富士鉄工所, 日産自動 車株式会社) 1987. 05. 21, 第4ページ左上欄第8-13 行, 第1図 (ファミリーなし)	1-1
A	US 1500878 A (John F. KRUCHTEN) 1924. 07. 08, 全文, 第6図 (ファミリーなし)	1-13
A	EP 490730 A1 (Michelle, Robert) 1992. 06. 17, 全文, 第5図 & DE 69113224 C & FR 2670265 A1	1-13